(19) 日本国特許庁(JP)

ua公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号

特開平10-37773

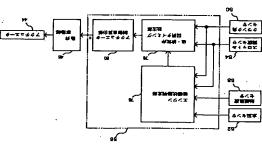
(43) 公閒日 平成10年(1998) 2月10日

(51) Int. C1. 6	5	觀別記号	广内整理器号	<u> </u>			比级第中线部
F02D	13/02			F02D	13/02	Ι	1X MI XX VIEW
F 0 1 N	3/20			F 0 1 N	3/20	: ۵	
	3/24				3/24	. ≃	
	00/6				9/00	: 2	
F02D	41/06	320		F 0 2 D		320	
	海拉部米	未請求 請求項の数5	[の数5 OL			(全10頁)	
(21) 出版番号	類件	特的48-194971		.(71)出版人	(71) 出版人 000005348		
					富士重工業株式会社	株式会社	
(22) 出版日	古	平成8年(1996)7月24日	4E		東京都新宿	東京都新宿区西新宿一丁目7番2号	番2号
				(72) 発明者	神九 位二		
			•		東京都三鷹	東京都三鷹市大沢三丁目9番6号	6号 株式会社
					スパル研究所内	<b>对</b> 内	
				(74)代理人	弁理士 田代	代 蒸治 (外1名)	名)
			-				
			-				

(54) 【発明の名称】 車両用エンジンの触媒活性化装置

(57) [裝約]

**ータ装置等を必要とせず、触媒の阜期活性化を図り、暖** 機中における米浄化の俳気ガスの排出肚を低減すること 排気弁の開弁開始時期を早めてより高温の燃焼ガスを多 く排出する。したがって、触媒の昇温を早めることがで き、触媒の早期活性化を達成することが可能となる。こ れにより、吸機中における排気エミッションの浄化を向 【概題】 従来のような二次空気の供給装置や加熱用ヒ ができる単両用エンジンの触媒活性化装置を得ること。 【解決手段】 電磁式吸・排気弁付エンジンの暖機中に 上することができる。



[特許請求の範囲]

**数・排気弁制御システムを有する車両用エンジンの触媒** 【請求項1】 電磁式吸・排気弁の自動開閉制御を行う **活性化装置において、**  前記エンジンが吸機中であるか否かを判定する吸機運転

始時期又は閉弁完了時期の少なくとも一方の時期を変更 前記電磁式吸・排気弁の吸気弁あるいは排気弁の開弁側 する吸・排気弁開別時期調整手段と、を有し、 判定手段と、

前記吸機運転判定手段にて吸機中と判定されたときに前 記俳気弁の開弁開始時期を早めることを特徴とする車両

【請求項2】 前記エンジンの目標負荷を設定する目標 用エンジンの触媒括性化装置。

前記エンジンの負荷を検出するエンジン負荷検出手段と 負荷設定手段と、

を有し、

前記吸気弁の開閉時期を調整して前記エンジン負荷を前 記目標負荷に調整することを特徴とする甜求項1に記載 の車両用エンジンの触媒吞性化装置。

2 低させることにより、前記エンジン負荷を増大させ、前 尚よりも小さい場合に、前記吸気弁の閉弁完了時期を遅 記目標負荷と同一にすることを特徴とする語求項2に記 【請求項3】 前記検出したエンジン負荷が前記目標負 **以の車両用エンジンの触媒活性化装置。** 

記エンジンの実圧縮比を低下させることを特徴とする語 【部米項4】 前記吸気弁の閉弁完了時期を調整して前 **求項2叉は3に記載の車両用エンジンの触媒吞性化装** 

荷よりも小さい場合は、前記吸気弁の開弁開始時期を早 にすることを特徴とする湖水項4に記載の車両用エンジ めて前記エンジン負荷を増大させ、前記目標負荷と同一 [都求項5] 前記後出したエンジン負荷が前記目標負 ンの触媒活性化装置。

33

【発明の詳細な説明】 [0001]

軸媒括性化装置、特に電磁式吸・排気弁の自動開閉制御 [発明の属する技術分野] 本発明は、車両用エンジンの を行う吸・排気弁制御システムを有する車両用エンジン の触媒活性化装置に関する。

[0002]

【従来の技術】従来より、自動車の排気ガスの浄化シス C、CO、NOx)を同時に低減することができるもの テムの一つとして、排気系に三元触媒又は酸化触媒等の **触媒を用いた触媒システムがある。三元触媒は、触媒入** ロの空燃比を理論空燃比近傍にフィードバック制御する ことにより、俳気ガス中に含有される有害な3成分(日 である。また、酸化触媒は、触媒入口の空燃比を酸化劣 囲気に保つことにより、有害な2成分(HC、CO)を 氏減するものである。

9 [0003]そして、これらの触媒は、触媒の温度が所

特開平10-37773

8

**ご温度以上の場合は有害成分を浄化する浄化効率は良** 

い。したがって、エンジンの侵機中は触媒温度が低いた めに、触媒が括性状態となる所定温度に到達するまでの 問は未浄化の排気ガスが排出されてしまうという周瑙が く、触媒温度が所定温度以下の場合には浄化効率は悪

[0004]

(発明が解決しようとする課題) このような暖機中に排 出される未浄化の排気ガス中のHC、CO等を低減する その一つとして、二次空気供給装置が知られている。二 次空気供給装置は、曖機中にHC、COを破化、浄化す るのに必要な酸素を、二次空気として触媒の上流側の排 ために、従来より値々の提案がなされてきた。例えば、 気マニホールドへ供給するものである。 =

【0005】しかしながら、二次空気供給装置は、触媒 の浄化効率を最大にするように常に二次空気供給量を制 **卸しなければならず、その制御は複雑であり、二次空気** を増加しすぎると触媒入口の排気ガス温度が低下してし まい、反対に脊化効率を悪化させてしまうという問題が [0006]また、他の装置として、電気加熱触媒(以 F、単に「EHC」という)を用いたシステムが提案さ れている。EHCは、エンジン冷間時、触棋の温度が低 く哲性が不十分なときに並気ヒータにより触媒を強調的 に加熱させ、浄化効率を改済するものである。しかしな がら、EHCを車両用として用いるには、大党流を必要 とし、耐熱及び耐振性等の耐久性、電力消費及び重量の 増加による燃費の悪化等の問題がある。また、上述の装 置は何れも新たに専用の装置を設けなければならず、部 品点数の増加及びその制御の複雑化のためにコストの高

[0007] 本発明は、上記県盟に鑑みてなされたもの であり、その目的は、従来のような二次空気の供給装置 や加熱用ヒーク装置等を必要とせず、触媒の早期活性化 を図り、吸機中における米浄化の排気ガスの排出量を低 域することができる市両用エンジンの触媒活性化装置を 提供することにある。 酪を招来していた。

ムシャフト等からなる動弁機構に代えて、吸・排気弁の 開閉師師を電磁手段を用いたアクチュエータにより行う 【概題を解決するための手段】 本発明は、従来からの力 システムを前提としている。すなわち、この電磁式アク チュエータを用いて明閉される吸・排気弁の開閉時期を 自由に数定することができることに着目したものであ [0008] 40

[0009] 従来のカムシャフト等を用いた動弁機構で は、吸・排気弁の開閉動作はエンジンのクランクシャフ の位置に対して常に一定であり、自由に設定することが トと連動しており、その開閉時期はエンジンのピストン

できなかった。また、近年、迎転条件によってカムシャ

3

特開平10-37773

フトの位相をずらして開閉時期を変更したり、リフト虽 を変更可能な可変式動弁機構が開発されているが、その 別閉時期の変更は構造上制限があった。

**俳気弁の開閉タイミングを設定できる電磁式アクチュエ ータを用いて触媒活性化の阿御を行うこととしたもので** [0010] しかし、電磁式アクチュエータを用いて吸 ・排気弁を電気的に駆動することによりその開閉時期を 任意に設定することが可能となった。そこで、本発明で は、44両用エンジンの動作状態に適合させて任意に吸・

触媒活性化装置は、エンジンが吸機中であるか否かを判 [0011] 本発明の語来項1に係る市両川エンジンの 定する吸機運転判定手段と吸・排気弁の開閉時期を任意 に変更可能な吸・排気弁開閉時期調整手段を具備してい る。そして、エンジンが曖昧中であると判定した場合 は、排気弁の開弁開始時期を通常よりも早める。

の昇温を早め、触媒が活性温度に達するまでの時間を短 船することができる。これにより、触媒の早期活性化が 図れ、触媒活性前の未浄化の排気ガスの排出を低減する [0012]したがって、エンジンは吸機完了後の通常 **迎転時よりも、より高温の燃焼ガスを多く排出して触媒** ことが可能となる。

により排気弁の開弁開始時期を早めることによって変化 [0014] 湖氷項3に係る車両用エンジンの触媒活性 て、吸機中における触媒括性化時に吸気弁の開閉時期を 【0013】 胡泉項2に係る市岡用エンジンの触媒活性 化装置は、請求項1に記載の手段にに加えて更にエンジ ンの目標負荷を設定する目標負荷設定手段とエンジン負 したがって、 割求項1に記載の吸・排気弁時期調整手段 おいて、エンジン負荷が目標負荷よりも小さい場合、吸 以弁の閉弁完了時期を遅延させる。したがって、吸入空 き、エンジン負荷を目標負荷に調整することが可能とな 化装置は、請求項2に記載の吸気弁の開閉時期の調整に するエンジン負荷を目標負荷に調整することができる。 荷を依出するエンジン負荷校出手段とを行する。そし 題切したエンジン気治を目離エンジン気持に調動する。 気量の個大によりエンジン負荷を増大させることがで

49 化装置は、請求項2に記載の吸気弁の開閉時期の調整に おいて、吸気弁の関弁完了時期を顕悠してエンジンの収 ることとなり、エンジンの国一負荷に対する熱焼ガスの **昨出畳はより増加すると共に、燃焼ガスの温度はより高** 国化する。これにより、排出される燃焼ガスの熱量を現 【0015】 請決項4に係る単両用エンジンの触媒結性 圧格比を低下させる。したがって、理論熱効率は低下す 年のエンジン負荷における最大熱量にすることができ、 **触媒の早期活性化を図ることが可能となる。** 

おいて、エンジン負荷が目標負荷よりも小さい場合は吸 50 [0016] 温水項5に係る単両用エンジンの触媒語性 化技質は、請求項4に記載の吸気弁の開閉時期の調整に

気弁の開弁開始時期を早める。したがって、吸入空気量 の増大によりエンジン負荷は増大し、請求項4の作用に 加えて更にエンジン負荷を目標負荷に調整することがで

[0017]

のエンジン、例えば4サイクルエンジンの頓略金体構成 (発明の実施の形態)以下、図面に基づいて本発明の実 箱の形態について詳細に説明する。図1は、本発明に係 る車両用エンジンの触媒語性化装置が用いられる自動車 図である。 [0018] 水平対向型のエンジン10本体は、複数の 気向11を有するシリング第12とシリンダヘッド部1 4とにより構成されており、吸気通路16及び排気通路 [0019] 吸気通路16の上前側には、吸気チャンパ 20かエンジンルーム内(図示せず)に開口し、吸気道 路16の下流側はインテークマニホールド17から分岐 して各気筒11に運道しており、吸気通路16の下流端 は、吸気ポート30を介して各燃焼室32に逆通してい 空気中の恩埃を除去するエアクリーナ22、吸入空気量 (図示せず) の路み込み揖に応じて吸入空気班Qを制御 る. そして、吸気道路16には、その上流側から順に、 Qを検出するエアフローメータ24、アクセルベダル するスロットルバルブ26が設けられている。

(図示せず) に取付けられたマフラに接続され、俳気通 各排気ポート40を介して各燃焼致32に逃過されてい る。また、エキゾーストバイプ38の下流側には三元勉 媒等の触媒39が介表され、触媒39には触媒の温度を [0020]一方、排気道路18の下流側は車体後部 路14の上流倒はエキゾーストパイプ38に接続され、 校出する触株温度センサ53が設けられている。

[0021]そして、吸気ポート30には吸気弁34が られている。吸気亦34及び排気亦42は、燃烧室32 に対して突出する方向に移動することにより開弁し、戻 す方向に移動することにより閉弁し、燃焼室32と吸気 ポート30又は排気ポート40との間を迅通又は遮断す 0 には排気弁42が所定のタイミングで開閉可能に散け 所定のタイミングで開閉可能に設けられ、排気ポート4

[0022]シリンダヘッド削14には、吸気弁34及 び排気弁42年に各々電磁式のアクチュエータ44が設 けられている。電磁式のアクチュエータ44は、電気的 り、動弁緊動部45からの通省により吸気弁34及び排 にON・OF F動作を行うソレノイド方式のものであ 気 弁42を開閉駅動するものである。

[0023] シリンダ部12には、ピストン46の位置 るクランク角センサ50、及びエンジン10の冷却水温 スロットルバルブ26には、スロットル間度0を検出す (クランク角度位置) 及びエンジン回転数Neを検出す を後出する水温センサ52が設けられている。そして、

阿御装置(以下、単に「ECU」という)56が設けら て、これら各センサからの検出信号を入力し、各制御手 段に朝御得号を出力して、エンジン動作を制御する電子 5スロットル開度センサ54が設けられている。そし

[0024] 図2は、図1に示したECU56の内部構 c、 何仰プログラムや予め設定された固定データが記憶 されているROM56d、各センサ類からの信号を処理 格納されるRAM56e、さらに学習データなどを格納 するパックアップRAM56f、タイマ56g等をパス 成を示す構成説明図である。図示のように、ECU56 は、各センサからの検出倡号を入力する入力インタフェ した後のデータやCPU56cで演算処理したデータが ライン 5 6 h で相互に接続してなるマイクロコンピュー -ス56a、各朝御手段への制御信号を出力する出力イ ンタフェース56b、主政算装器としてのCPU56 タシステムとして構成されている。

した概略構造説明図である。なお、吸気弁34も同様の を駆動するアクチュエータ44の内部構造を機能的に示 構造であることからその詳細な説明を省略する。 図示の [0025] 図3は, 図1に示した俳気弁42と、それ 散けられた排気弁42は、弁部42a及びパルプステム ように、シリンダヘッド部14に上下方向に移動可能に 部426より構成されている。

23 64が連結されている。この可動子64は、シリンダへ 60と密塔可能な形状に形成されている。そして、バル ブステム部42bの頭頂部には磁性材料からなる可動子 [0026] 弁部42aは、排気弁42が上方に引き上 げられた際にシリンダヘッド部14に開口する排気ポー ト40の頭口部周縁40aに設けられたパルブシート部 ッド部14の上部に散けられたアクチュエータ44のケ ーシング62内に納められている。

方向より挟み、かつその間で可動子64が上下方向に移 つバルブステム部426の外周には常に排気弁42を閉 の閉弁用コイル68の内方には逆に排気弁42を開弁方 [0027]ケーシング62内には、可動子64を上下 動可能な位置に関弁用コイル66と閉弁用コイル68が 散けられている。そして、開弁用コイル66の内方でか 0が散けられている。また、可助子64を挟んで反対側 向(図中、下方向)に付勢する開弁用スプリング72が 弁方向(図中、上方向)に付勢する開弁用スプリング7 殺けられている。

[0028] 図4は、本発明の実施の形態の制御系に係 は、その内部にエンジン吸機状態判定部76、吸・排気 弁開閉タイミング設定部78、アクチュエータ制御量算 出部80を具備している。エンジン吸機状体判定部76 は、クランク角センサ50、水温センサ52、触媒温度 センサ53及びスロットル開度センサ54からの検出信 号を入力し、現在のエンジン動作状態が暖機中か否かを る機能ブロック図である。図示のように、ECU56

90

スロットル開度センサ54及びクランク角センサ50か らの検出信号に応じて現在のエンジン動作状態に応じた 吸・排気弁の目標開閉時期を設定し、エンジン吸機状態 判定部76から吸機中であるとの判定信号を受けた感は 【0029】吸・俳気弁開開タイミング設定部78は、 目標開閉時期を変更する。

**俳気弁開閉タイミング数定部78からの出力信号に基づ** き、吸・排気弁値に設けられている各アクチュエータ4 4の間類量を算出し、動弁駆動部45に調節信号cを出 カする。動弁駆動部45は、胡御倡号cに基づき各アク 【0030】アクチュエータ制御量算出部80は、吸・ チュエータ44に対して通電制御を行う。

[0031] 次に、本発明の基本的な構成部品である電 母式吸・排気弁のアクチュエータ44の動作について図 して通道が行われた際の排気弁42の状態を展路的に示 した要部説明図であり、同図 (A) は排気弁42の開弁 状態を示す説明図、同図(B)は開弁状態を示す説明図 である。なお、吸気弁34については排気弁42と同様 5を用いて説明する。図5は、アクチュエータ44に対 の構成であるのでその詳細な説明は省略する。

[0032] 同図(A)は、ECU56からの胡御信号 c に基づき動作駆動部45 (図4参照) が開炉用コイル される。したがって、排気亦42は燃焼室32内に突出 可動子64は開弁用コイル66の励鑑力により関弁用ス プリング?0の付勢力に抗して開弁用コイル66に吸引 6.6に通前を行った場合を示している。図示のように、 し、弁部42aとバルブシート部60との間は調弁し、 燃烧金32と排気ボート40の間は通通する。

[0033]また、同図(B)は別弁用コイル68に通 排気弁42は上方に引き上げられる。したがって、弁部 **酢を行った場合を示しており、図示のように、可動子6** 4 は閉弁用コイル68の励磁力により闘弁用スプリング 42aとバルブシート部60との間は閉介し、燃焼窒3 72の付勢力に抗して閉弁用コイル68側に吸引され、 2と排気ボート40の間は遮断する。

[0034] 以上のように、アクチュエータ44は、開 年用コイル66及び閉弁用コイル68に対して動弁駆動 部45により通道が行われると吸気弁34及び排気弁4 2を開閉期御する。

[0035]次に、上記構成の准両用エンジンの触媒活 **軸媒括性化装置の動作を示すフローチャートである。図** 図6及び図7に基づいて説明する。図6は、上記構成の 1 0 の行程順序に沿って示した図であり、エンジン 1 0 の通常時と暖機中における吸気弁34及び排気弁42の 7 は、吸気弁34及び排気弁42の開弁期間をエンジン **開弁期間を示したものである。なお、INは吸気弁34** の開弁期間しiを、EXは排気弁42の開弁期間Leを 性化装置を用いた本発明の第1の実施の形態について、 유

6

特開平10-37773

明の猪準となる自ば開閉時期を設定する。ここで、自然 引いてECU56のROM56d内に予め設けられてい |0036| 図6に示したように、まず、ステップ (以 ン助作状盤を検出する。ここでは、クランク角センサ5 ン回信数Neとスロットル国政のからエンジン型信状館 を検出する。そして、S102では吸・排気弁の開閉時 開閉時期は、S101にて検出したエンジン動作状態を F. 単に「S」という)101において、現任のエンジ 0及びスロットル開度センサ 5 4により検出したエンジ るマップにより設定する。

[0037] 次に、S103では、エンジン10の股機 4では、S103にて校出したエンジン吸機状態により 状態を検出する。ここで、水温センサ52及び触媒温度 センサ53により検出したエンジン冷却水温と触媒39 の温度に基づいてエンジン吸機状態を検出する。 S10 エンジン10が現在、暖機中であるか否かの判断を行

20 吸機中ではない (NO) と判断した場合、すなわち吸機 [0038] ここで、S104においてエンジン10が う)は、触媒39は既に活性状態であるので、S106 へ移行し、S102にて設定した自標開閉時期により吸 を既に完了している場合(以下、単に「通常時」とい ・排気弁の開閉制御を行う。

開弁し、エンジン10が排気行程Hを終了し吸気行程に 30 う) (180°) に到達するよりも手前(図中a点)で 入った時点、すなわちピストン46が上死点(以下、単 にTDCという) (360°) に到達し若干過ぎたとこ (0039)図7 (A)は、通常時 (図6のS104に 図示のように、排気弁42はエンジン10が膨張行程1 の後半にある時、すなわち燃焼室32内にて混合気の場 てNO)における吸・排気弁の開弁期間を示している。 発後にピストン46が下死点(以下、単にBDCとい ろで(図中に点) 脳弁する。

d点) 別弁する。吸・排気弁は、通常時において上記の [0040] また、吸気弁34は、エンジン10の排気 **行程日の後半、すなわちピストン46が俳気行程後のT** DC(360。)に到途する少し手前(図中も点)で開 **弁し、エンジン10が吸気行程Kを終了し圧縮行程Jに** 少し入った時点、すなわちピストン38が吸気庁程後の BDC (540°) に到途し若干過ぎたところで(図中 明閉タイミングにより開閉阿诃される。

[0041] また、S104においてエンジン10が吸 数中(YES)と判断した場合は、触媒39の温度は低 く未だ活性状態にないので触媒39の早期活性化を行う 設定した目標環閉時期の内、排気か42の国弁監絡時期 を早める変更を行ない、S 1 0 6 において変更後の開閉 べくS105へ移行する。S105では、S102にて 時期により吸・排気弁の開閉制御を行う。

8) における吸・排気弁の開弁期間を示している。図示 50 [0042] 図7 (B) は、吸機中 (S104にてYE

のように、排気弁42の開弁開始時間を早める(図中a り、エンジン10は通常時よりも燃焼ガスを多く排出す れ、活性化するまでの時間を大幅に短絡することができ ることとなる。したがって、触媒39は急速に熱せら 1点) 変更が行われる。この開弁開始時期の変更によ

[0043]そして、以上の動作を行った後に本ルーチ ンを終了する (エンド)。

て、図8及び図9を用いて以下に説明する。図8は第2 の実施の形態における触媒活性化装置の動作を示すフロ 一チャート、図9は図7と同様に吸・排気弁の開弁期間 を示した図である。本実施の形態は、第1の実施の形態 に加えて、更に吸気弁34の開閉時期の変更調整を行う ものである。ここで、S201からS204までの助作 は、第1の災陥の形態におけるS101からS104ま [0044]次に、本発明の第2の実施の形態につい でと同様であるのでその詳細な説明は省略する。

[0045] ここで、8204にてエンジン10が殷機 中ではない(NO)と判断した場合、すなわち通常時は S210へ移行し、S202にて設定した目標開閉弁時 05へ移行し、第1の実施の形態におけるS105と同 様に排気弁42の開弁開始時期を早める変更を行い、S 206八移行する。 S206では、吸気弁34の関弁完 10が曖昧中である (YES) と判断した場合は、S2 切により則別衝御を行う。また、5204にてエンジン 7時期を遊姫させる(図9(B)中、d点からd1点 へ)数更を行う。

[0046] したがって、燃焼室32内の実圧縮比は低 下し、それに伴い理論熱効率も低下する。そして、理論 熱効率の低下に伴い、エンジンの同一負荷に対する燃焼 より高温化する。これにより、排出される燃焼ガスの熱 量を現在のエンジン負荷における最大熱量にすることが でき、触媒が活性温度に遂するまでの時間を大幅に短縮 ガスの排出畳はより増加すると共に、燃焼ガスの温度は することができる。

208にてスロットル開催センサ54の検出信号より自 [0047] 次に、S207以降では吸気弁34の開弁 吸入空気畳Qとにより実際のエンジン負荷を検出し、S 開始時期の調整が行われる(図(B)中、c点)。52 0.7 において、クランク角センサ50より検出したエン ジン回転数N e とエアフローメータ24により検出した

概負荷を算出する。

\$

期を早め、エンジン負荷が目標負荷以上の場合は吸気弁 [0048] そして、 S209では、 S207とS20 8 にて検出したエンジン負荷と目標負荷を比較し、その **遊を算出する。そして、その遊に応じて、エンジン負荷** が目標負荷よりも小さい場合は吸気弁34の開弁開始時 34の開弁開始時期を避らせるように吸気弁34の開弁 別始時期を変更し、S 2 1 0 に移行する。

[0049] S210ではS205からS209におい

う。したがって、エンジン負荷は目標負荷に調整され て変更した周別時期により吸・排気弁の周別制御を行 る。以上の胡御を行った後に、本ルーチンを終了する [0050] したがって、曖機中における実圧格比の低 また、吸気弁34の開弁開始時期(c点)を調整するこ とによりエンジン負荷に対して、燃焼ガスの熱鼠を常に 下に伴うエンジン負荷の低下を防止することができる。 最大に調整することができる。

[0051]

【発明の効果】以上説明したように、本発明に係る車両 用エンジンの触媒活性化装置によれば、従来のような複 【図1】本発明に係る車両用エンジンの触媒括性化装置

説明図である。

【図3】図1に示した排気弁42を駆動するアクチュエ **ータ44の内部構造を概略的に示した既略構造説明図で**  【図4】本発明の実施の形態の制御系に係る機能プロッ

スロットル開度センサ

5 4

56 汽子制御装品

53 触媒温度センサ

44 775±11-9

45 動弁點動部

[図5] アクチュエータ44に対して通電が行われた際 の排気弁42の状態を概略的に示した要部説明図であ

ジンの触媒活性化装置の動作を示すフローチャートであ [図7] 本発明の第1の実施の形虚における吸気弁34 【図6】本発明の第1の実施の形態における卓両用エン

特開平10-37773

9

ジンの触喉石性化装留の動作を示すフローチャートであ 及び俳気弁42の開閉時期をエンジン10の行程順序に 沿って示した図である。

[図8] 本発明の第2の実施の形態における単両用エン

[図9] 本発明の第2の灾施の形態における吸気弁34 及び排気弁42の開閉時期を示した図である。 10 エンジン [符号の説明] 2

維な装置及び制御を用いることなく、曖愦中の触媒の昇 温時間を大幅に短縮することができ、触媒の早期活性化 を容易に行うことができ、曖敗中における未浄化の排気 ガスの排出量を低減することが可能となる。

14 シリンダヘッド部

12 シリンダ部

が用いられる自動車のエンジンの頓略全体構成図であ 【図面の簡単な説明】

26 スロットルバルブ 24 エアフローメータ

3 4 吸気弁 42 排気弁 3.9 触媒

2

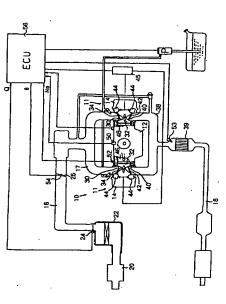
18 排紅道路

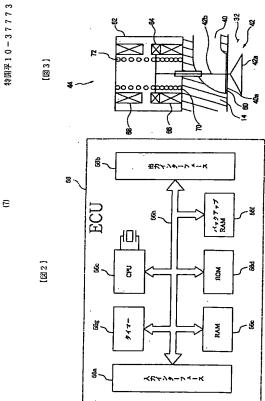
6 吸気通路

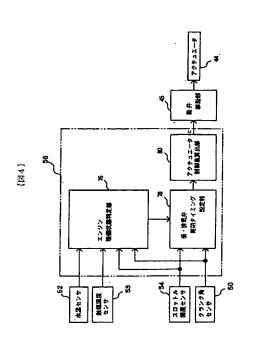
[図2] 図1に示したECU56の内部構成を示す構成

78 吸・排気弁開閉タイミング設定部(吸・排気弁開 7 6 エンジン吸機状態判定部 (吸機辺転判定手段) 即時期調整手段)

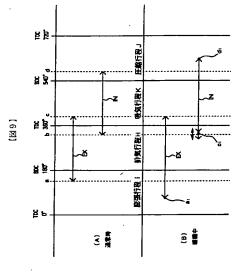
[図]





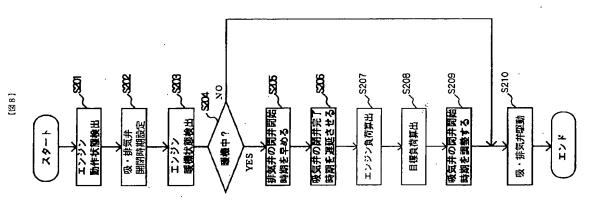






特開平10-37773

6)



# PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

10-037773

(43)Date of publication of application: 10.02.1998

(51)Int.CI.

F02D 13/02 F01N 3/20 F01N 3/24 F01N 9/00

F02D 41/06

(21)Application number : 08-194971

(71)Applicant: FUJI HEAVY IND LTD

(22)Date of filing:

24.07.1996

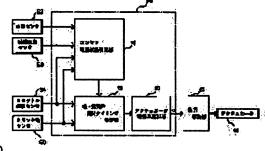
(72)Inventor: KAMIMARU SHINJI

## (54) CATALYST ACTIVATING DEVICE FOR VEHICLE ENGINE

## (57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To eliminate necessity for a supplying device of secondary air and the like, and activate a catalyst in an earlier stage by controlling an exhaust valve to advance a valve opening start timing of the valve when warming-up of an engine is judged, in a device in which intake and exhaust valves are opening/closing controlled by an electromagnetic actuator.

SOLUTION: During operation of an engine, an engine operating condition is detected by an engine warming-up condition judging unit 76 of an ECU 56, the target opening/closing timing of intake/exhaust valves according to an engine operating condition is set by an intake/exhaust valve opening/closing timing setting unit



78, and the target opening/closing timing is changed when the judging signal of the warming-up is received from an engine warming-up condition judging unit 76. Namely, in the case where warming-up of the engine is judged, the opening valve starting timing of the exhaust valve is advanced and changed. The controlled variable of each actuator 44 arranged per intake/ exhaust valve is calculated on the basis of the output signal from the intake/ exhaust valve opening/closing timing setting unit 78 by an actuator controlled variable calculating unit 80, and a control signal c is outputted to a valve system driving part 45.

## LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

Copyright (C); 1998,2003 Japan Patent Office

Japan Patent Office is not responsible for any damages caused by the use of this translation.

- 1. This document has been translated by computer. So the translation may not reflect the original precisely.
- 2.\*\*\* shows the word which can not be translated.
- 3.In the drawings, any words are not translated.

#### DETAILED DESCRIPTION

[Detailed Description of the Invention] [0001]

[The technical field to which invention belongs] this invention relates to the catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles which has \*\* and the exhaust air valve-control system which performs automatic opening-and-closing control of the catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles, especially \*\*\*\*\*\* and an exhaust valve.

[0002]

[Description of the Prior Art] Conventionally, there is a catalyst system which used catalysts, such as a three way component catalyst or an oxidation catalyst, for the exhaust air system as one of the purification systems of the exhaust gas of an automobile. A three way component catalyst can reduce simultaneously three detrimental components (HC, CO, NOx) contained in exhaust gas by carrying out feedback control of the air-fuel ratio of a catalyst entrance near the theoretical air fuel ratio. Moreover, an oxidation catalyst reduces two detrimental components (HC, CO) by maintaining the air-fuel ratio of a catalyst entrance at an oxidizing atmosphere.

[0003] And the purification efficiency in which these catalysts purify an injurious ingredient when the temperature of a catalyst is more than predetermined temperature is good, and purification efficiency is bad when the degree of catalyst temperature is below predetermined temperature. Therefore, there was a problem that non-purified exhaust gas will be discharged until a catalyst reaches the predetermined temperature from which the degree of catalyst temperature will be in an active state at a low sake during warming up of an engine.

[0004]

[Problem(s) to be Solved by the Invention] In order to reduce HC in the exhaust gas which is not purified [ which is discharged during such warming up ], CO, etc., various proposals have been made from before. For example, the secondary air supply is known as one of them. A secondary air supply supplies oxygen required to oxidize and purify HC and CO during warming up to the exhaust manifold of the upstream of a catalyst as the secondary air.

[0005] However, the secondary air supply always had to control the secondary air amount of supply to make purification efficiency of a catalyst into the maximum, and when it is complicated and the secondary air was increased too much, the exhaust gas temperature of a catalyst entrance fell, and the control had the problem of worsening purification efficiency on the contrary.

[0006] Moreover, the system using the electric heating catalyst (only henceforth "EHC") as other equipments is proposed. At the time between the engine colds, EHC makes a catalyst heat compulsorily by the electric heater, when [ when the temperature of a catalyst is low ] activity is inadequate, and it improves purification efficiency. However, in order to use EHC as an object for vehicles, a high current is needed and there are problems, such as aggravation of endurance, such as a heatproof and vibration resistance, power consumption, and the mpg by weight increase. Moreover, each above-mentioned equipment newly had to form the equipment of exclusive use, and had invited the jump of cost for complication of the increase in part mark, and its control.

[0007] this invention is made in view of the above-mentioned technical problem, and the purpose needs neither the feeder of the secondary air like before, nor the heater equipment for heating, but attains early activation of a catalyst, and is to offer the catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles which can reduce the amount of exhaust outlets which is not purified under warming up. [0008]

[Means for Solving the Problem] the valve gear which this invention becomes from the cam shaft from the former etc. -- replacing with -- opening-and-closing control of \*\* and an exhaust valve -- electromagnetism -- it is premised on the system performed with the actuator using the means That is, it notes being able to set up freely the opening-and-closing stage of \*\* and the exhaust valve opened and closed using this electromagnetic actuator.

[0009] In the valve gear using the conventional cam shaft etc., the switching action of \*\* and an exhaust valve was being interlocked with the crankshaft of an engine, and to the position of the piston of an engine, the opening-and-closing stage is always fixed, and was not able to be set up freely. Moreover, although the phase of a cam shaft was shifted, the opening-and-closing stage was changed or the adjustable formula valve gear which can change the amount of lifts was developed by the service condition in recent years, change of the opening-and-closing stage had a limit on structure.

[0010] However, it became possible by driving \*\* and an exhaust valve electrically using an electromagnetic actuator to set up the opening-and-closing stage arbitrarily. Then, suppose that catalytic activity-ization is controlled by this invention using the electromagnetic actuator which is fitted to the operating state of the engine for vehicles, and can set up the opening-and-closing timing of \*\* and an exhaust valve arbitrarily.

[0011] The catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles concerning the claim 1 of this invention possesses arbitrarily \*\* and the exhaust air valve timing adjustment means which can be changed for the opening-and-closing stage of a warm-up judging means, and a \*\* and an exhaust valve to judge whether an engine is during warming up. And when it judges with an engine being during warming up, the valve-opening start stage of an exhaust valve is brought forward rather than usual. [0012] Therefore, rather than the time of usual operation after warming-up completion, an engine can discharge many hotter combustion gas, can bring the temperature up of a catalyst forward, and can shorten time until a catalyst reaches activity temperature. Thereby, early activation of a catalyst can be attained and it becomes possible to reduce the exhaust outlet which is not purified before catalytic activity.

[0013] The catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles concerning a claim 2 has a target load setting means to resemble a means according to claim 1, in addition to set up the target load of an engine further, and an engine load detection means to detect an engine load. And the opening-and-closing stage of an inlet valve is adjusted at the time of catalytic-activity[ under warming up ]-izing, and an engine load is adjusted to a target engine load. Therefore, the engine load which changes by bringing forward the valve-opening start stage of an exhaust valve by \*\* and an exhaust air valve-timing adjustment means according to claim 1 can be adjusted to a target load.

[0014] In adjustment of the opening-and-closing stage of an inlet valve according to claim 2, the catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles concerning a claim 3 delays the completion stage of valve closing of an inlet valve, when an engine load is smaller than a target load. Therefore, an engine load can be increased by increase of an inhalation air content, and it becomes possible to adjust an engine load to a target load.

[0015] In adjustment of the opening-and-closing stage of an inlet valve according to claim 2, the catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles concerning a claim 4 adjusts the completion stage of valve closing of an inlet valve, and reduces the real compression ratio of an engine. Therefore, while a theoretical thermal efficiency will fall and the discharge of combustion gas to the same load of an engine increases more, temperature of combustion gas is elevated-temperature-ized more. The heating value of the combustion gas discharged can be made into the maximum heating value in the present engine load by this, and it becomes possible to attain early activation of a catalyst.

[0016] In adjustment of the opening-and-closing stage of an inlet valve according to claim 4, the

catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles concerning a claim 5 brings forward the valve-opening start stage of an inlet valve, when an engine load is smaller than a target load. Therefore, an engine load increases by increase of an inhalation air content, and, in addition to an operation of a claim 4, an engine load can be further adjusted to a target load.

[0017]

[Embodiments of the Invention] Hereafter, based on a drawing, the gestalt of operation of this invention is explained in detail. <u>Drawing 1</u> is the whole outline block diagram of the engine of the automobile by which the catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles concerning this invention is used, for example, a four stroke cycle engine.

[0018] Engine 10 main part of a level opposed type is constituted by the cylinder part 12 and the cylinder head section 14 which have two or more cylinders 11, and possesses the inhalation-of-air path 16 and the flueway 18.

[0019] In the upstream of the inhalation-of-air path 16, opening is carried out into an engine room (not shown), the downstream of the inhalation-of-air path 16 branches from an intake manifold 17, and is open for free passage in each cylinder 11, and the inhalation-of-air chamber 20 is opening the downstream edge of the inhalation-of-air path 16 for free passage through a suction port 30 in each combustion chamber 32. And the air cleaner 22 which removes the dust in air, the air flow meter 24 which detects the inhalation air content Q, and the throttle valve 26 which controls the inhalation air content Q according to the amount of treading in of an accelerator pedal (not shown) are formed in the inhalation-of-air path 16 sequentially from the upstream.

[0020] On the other hand, the downstream of a flueway 18 is connected to the muffler attached in the body posterior part (not shown), it connects with an exhaust pipe 38 and the upstream of a flueway 14 is opened for free passage by each combustion chamber 32 through each exhaust air port 40. Moreover, the catalysts 39, such as a three way component catalyst, are infixed in the downstream of an exhaust pipe 38, and the degree sensor 53 of catalyst temperature which detects the temperature of a catalyst is formed in the catalyst 39.

[0021] And an inlet valve 34 is formed in a suction port 30 possible [ opening and closing ] to predetermined timing, and the exhaust valve 42 is formed in the exhaust air port 40 possible [ opening and closing ] to predetermined timing. By moving in the direction which projects to a combustion chamber 32, an inlet valve 34 and an exhaust valve 42 are closed by opening and moving in the to return, and open for free passage or intercept between a combustion chamber 32, a suction port 30, or the exhaust air ports 40.

[0022] The electromagnetic actuator 44 is respectively formed in the cylinder head section 14 every inlet valve 34 and exhaust valve 42. The electromagnetic actuator 44 is a thing of a solenoid method which performs ON-OFF operation electrically, and carries out the opening-and-closing drive of an inlet valve 34 and the exhaust valve 42 by energization from the valve train mechanical component 45.

[0023] The crank angle sensor 50 which detects the position (the degree position of crank angle) and engine speed Ne of a piston 46, and the coolant temperature sensor 52 which detects the cooling water temperature of an engine 10 are formed in the cylinder part 12. And the throttle opening sensor 54 which detects the throttle opening theta is formed in the throttle valve 26. And the detecting signal from each [ these ] sensor is inputted, a control signal is outputted to each control means, and the electronic control (only henceforth "ECU") 56 which controls engine operation is formed.

[0024] <u>Drawing 2</u> is composition explanatory drawing showing the internal configuration of ECU56 shown in <u>drawing 1</u>. Input interface 56a into which ECU56 inputs the detecting signal from each sensor like illustration, Output interface 56b which outputs the control signal to each control means, CPU56c as a main arithmetic unit, ROM56d a control program and the fixed data set up beforehand are remembered to be, RAM56e in which data after processing the signal from each sensors, and the data which carried out data processing by CPU56c are stored, It is constituted as a microcomputer system which comes to connect mutually backup RAM56f which furthermore stores study data etc., timer 56g, etc. by bus-line 56h.

[0025] <u>Drawing 3</u> is outline structure explanatory drawing having shown functionally the internal

structure of the exhaust valve 42 shown in <u>drawing 1</u>, and the actuator 44 which drives it. In addition, since an inlet valve 34 is also the same structure, the detailed explanation is omitted. Like illustration, the exhaust valve 42 prepared in the cylinder head section 14 possible [movement in the vertical direction] consists of valve portion 42a and valve-stem section 42b.

[0026] When an exhaust valve 42 is able to pull up valve portion 42a up, it is formed in the configuration which was prepared in opening periphery 40a of the exhaust air port 40 which carries out opening to the cylinder head section 14 and in which the valve-seat section 60 and adhesion are And the needle 64 which consists of a magnetic material is connected with the parietal region of valve-stem section 42b. This needle 64 is dedicated in the casing 62 of the actuator 44 formed in the upper part of the cylinder head section 14.

[0027] In casing 62, a needle 64 is pinched from the vertical direction, and the coil 66 for valve opening and the coil 68 for valve closing are formed in the position which a needle 64 can move in the vertical direction by the meantime. And it is the inner direction of the coil 66 for valve opening, and the spring 70 for valve closing which always energizes an exhaust valve 42 in the valve-closing direction (the inside of drawing, above) is formed in the periphery of valve-stem section 42b. Moreover, on both sides of the needle 64, the spring 72 for valve opening which energizes an exhaust valve 42 in the valve-opening direction (the inside of drawing, down) conversely is formed in the inner direction of the coil 68 for valve closing of an opposite side.

[0028] <u>Drawing 4</u> is a functional block diagram concerning the control system of the gestalt of operation of this invention. Like illustration, ECU56 possesses the engine standby judging section 76, \*\* and the exhaust-valve-opens close timing setting section 78, and the actuator controlled-variable calculation section 80 in the interior. The engine standby judging section 76 inputs the detecting signal from the crank angle sensor 50, a coolant temperature sensor 52, the degree sensor 53 of catalyst temperature, and the throttle opening sensor 54, and the present engine operating state judges whether it is under [warming-up] \*\*\*\*\*\*

[0029] \*\* and the exhaust-valve-opens close timing setting section 78 set up the target opening-and-closing stage of the \*\* and the exhaust valve according to the present engine operating state according to the detecting signal from the throttle opening sensor 54 and the crank angle sensor 50, and when it receives the judgment signal that it is during warming up from the engine standby judging section 76, it changes a target opening-and-closing stage.

[0030] The actuator controlled-variable calculation section 80 computes the controlled variable of each actuator 44 formed for every \*\* and exhaust valve based on the output signal from \*\* and the exhaust-valve-opens close timing setting section 78, and outputs a control signal c to the valve train mechanical component 45. The valve train mechanical component 45 performs energization control to each actuator 44 based on a control signal c.

[0031] Next, operation of the actuator 44 of the \*\*\*\*\*\*\* and the exhaust valve which is the fundamental component part of this invention is explained using drawing 5. Drawing 5 is important section explanatory drawing having shown roughly the state of the exhaust valve 42 at the time of energization being performed to an actuator 44, and explanatory drawing showing [ this ] the valve-opening state of an exhaust valve 42 (A) and this drawing (B) are explanatory drawings showing a valve-closing state. In addition, since it is the composition same about an inlet valve 34 as an exhaust valve 42, the detailed explanation is omitted.

[0032] This drawing (A) shows the case where the valve train mechanical component 45 (refer to drawing 4) energizes in the coil 66 for valve opening based on the control signal c from ECU56. Like illustration, a needle 64 resists the energization force of the spring 70 for valve closing according to the excitation force of the coil 66 for valve opening, and is attracted by the coil 66 for valve opening. Therefore, it projects in a combustion chamber 32, and opens between valve portion 42a and the valve-seat section 60, and an exhaust valve 42 is opened for free passage between a combustion chamber 32 and the exhaust air port 40.

[0033] Moreover, this drawing (B) shows the case where it energizes in the coil 68 for valve closing, and like illustration, a needle 64 resists the energization force of the spring 72 for valve opening

according to the excitation force of the coil 68 for valve closing, is attracted at the coil 68 side for valve closing, and can pull up an exhaust valve 42 up. Therefore, the valve is closed between valve portion 42a and the valve-seat section 60, and it intercepts between a combustion chamber 32 and the exhaust air port 40.

[0034] As mentioned above, an actuator 44 will carry out opening-and-closing control of an inlet valve 34 and the exhaust valve 42, if energization is performed by the valve train mechanical component 45 to the coil 66 for valve opening, and the coil 68 for valve closing.

[0035] Next, the gestalt of operation of the 1st of this invention using the catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles of the above-mentioned composition is explained based on <u>drawing 6</u> and <u>drawing 7</u>. <u>Drawing 6</u> is a flow chart which shows operation of the catalytic activity-ized equipment of the above-mentioned composition. <u>Drawing 7</u> is drawing having shown the valve-opening period of an inlet valve 34 and an exhaust valve 42 in accordance with the distance sequence of an engine 10, and shows the valve-opening period of the inlet valve 34 under the time and warming up usually and exhaust valve 42 of an engine 10. In addition, IN shows the valve-opening period Li of an inlet valve 34, and EX shows the valve-opening period Le of an exhaust valve 42.

[0036] As shown in drawing 6, in Step (only henceforth "S") 101, the present engine operating state is detected first. Here, engine operating state is detected from the engine speed Ne detected by the crank angle sensor 50 and the throttle opening sensor 54, and the throttle opening theta. And in S102, the target opening-and-closing stage to become the criteria of the opening-and-closing stage of \*\* and an exhaust valve is set up. Here, a target opening-and-closing stage is set up on the map beforehand prepared in ROM56d of ECU56 using the engine operating state detected in S101.

[0037] Next, the standby of an engine 10 is detected in S103. Here, engine standby is detected based on the temperature of engine-cooling-water \*\* detected by the coolant temperature sensor 52 and the degree sensor 53 of catalyst temperature, and a catalyst 39. In S104, an engine 10 judges whether it is during warming up according to the engine standby detected in S103 now.

[0038] Here, since a catalyst 39 is already an active state when it is judged as (NO) whose engine 10 is not during warming up in S104 (it only says hereafter, "it is usually at the time") (i.e., when having already completed warming up), it shifts to S106 and the target opening-and-closing stage set up in S102 performs opening-and-closing control of \*\* and an exhaust valve.

[0039] <u>Drawing 7</u> (A) usually shows the valve-opening period of the \*\* and the exhaust valve at the time (it is NO at S104 of <u>drawing 6</u>). When an exhaust valve 42 has an engine 10 like illustration in the second half of an expansion stroke I, A piston 46 after explosion of a gaseous mixture in a combustion chamber 32 Namely, a bottom dead point It opens in this side (inside of drawing a points) rather than it reaches. (It is only hereafter called BDC) (180 degrees) The valve is closed in the place which the time 46 of an exhaust air line ending H and an engine 10 going into an intake stroke, i.e., a piston, arrived at the top dead center (only henceforth TDC) (360 degrees), and was passed a little (inside of drawing c points).

[0040] Moreover, an inlet valve 34 is closed like the exhaust air line of an engine 10 in the place which the exhaust air line reached BDC (540 degrees) after an intake stroke as for the time 38 of opening for a while in this side (inside of drawing b points), and an engine 10 ending an intake stroke K, and going into a compression stroke J for a while at which next TDC (360 degrees) is reached, i.e., a piston, and was passed a little in the second half 46 of H, i.e., a piston, (inside of drawing Opening-and-closing control of \*\* and the exhaust valve is usually sometimes carried out by the above-mentioned opening-and-closing timing.

[0041] Moreover, when an engine 10 judges it as under warming up (YES) in S104, since there is still no temperature of a catalyst 39 in an active state low, it shifts to S105 to perform early activation of a catalyst 39. In S105, a change which brings forward the valve-opening start stage of an exhaust valve 42 among the target opening-and-closing stages set up in S102 is made, and the opening-and-closing stage after change performs opening-and-closing control of \*\* and an exhaust valve in S106.

[0042] <u>Drawing 7</u> (B) shows the valve-opening period of the \*\* and the exhaust valve under warming up (it is YES at S104). Like illustration, a change which brings forward the valve-opening start stage of

an exhaust valve 42 (inside a of drawing one point) is made. By change of this valve-opening start stage, an engine 10 will usually discharge many combustion gas rather than the time. Therefore, a catalyst 39 is heated quickly and can shorten time until it is activated sharply.

[0043] And this routine is ended after performing the above operation (end).

[0044] Next, the gestalt of operation of the 2nd of this invention is explained below using drawing 8 and drawing 9. The flow chart and drawing 9 which show operation of catalytic activity-ized equipment [in / the gestalt of the 2nd operation / in drawing 8] are drawing having shown the valve-opening period of \*\* and an exhaust valve like drawing 7. In addition to the gestalt of the 1st operation, the gestalt of this operation performs change adjustment of the opening-and-closing stage of an inlet valve 34 further. Since operation from S201 to S204 is the same as that of S101 in the gestalt of the 1st operation to S104 here, the detailed explanation is omitted.

[0045] Here, when it is judged as (NO) whose engine 10 is not during warming up in S204, usually, it shifts to S210 at the time, and the target opening-and-closing valve timing set up in S202 performs opening-and-closing control. Moreover, when it is judged in S204 that an engine 10 is during warming up (YES), it shifts to S205, and a change which brings forward the valve-opening start stage of an exhaust valve 42 like S105 in the gestalt of the 1st operation is made, and it shifts to S206. In S206, a change which delays the completion stage of valve closing of an inlet valve 34 to from the inside of drawing 9 (B) and d points to d1 point is made.

[0046] Therefore, the real compression ratio in a combustion chamber 32 falls, and a theoretical thermal efficiency also falls in connection with it. And while the discharge of combustion gas to the same load of an engine increases more with decline in a theoretical thermal efficiency, temperature of combustion gas is elevated-temperature-ized more. The heating value of the combustion gas discharged can be made into the maximum heating value in the present engine load by this, and time until a catalyst reaches activity temperature can be shortened sharply.

[0047] Next, henceforth [S207], adjustment of the valve-opening start stage of an inlet valve 34 is performed (the inside of drawing (B), c points). In S207, the inhalation air content Q detected with the engine speed Ne detected from the crank angle sensor 50 and the air flow meter 24 detects an actual engine load, and a target load is computed from the detecting signal of the throttle opening sensor 54 in S208.

[0048] And in S209, the engine load and target load which were detected in S207 and S208 are compared, and the difference is computed. And when an engine load is smaller than a target load, the valve-opening start stage of an inlet valve 34 is brought forward, according to the difference, when an engine load is more than a target load, the valve-opening start stage of an inlet valve 34 is changed so that the valve-opening start stage of an inlet valve 34 may be delayed, and it shifts to S210. [0049] In S210, the opening-and-closing stage changed in S205 to S209 performs opening-and-closing control of \*\* and an exhaust valve. Therefore, an engine load is adjusted to a target load. This routine is ended after performing the above control (end).

[0050] Therefore, the fall of the engine load accompanying the fall of the real compression ratio under warming up can be prevented. Moreover, the heating value of combustion gas can always be adjusted to the maximum to an engine load by adjusting the valve-opening start stage (c points) of an inlet valve 34.

### [0051]

[Effect of the Invention] Without using the complicated equipment and complicated control like before according to the catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles concerning this invention, as explained above, the heating up time of the catalyst under warming up can be shortened sharply, early activation of a catalyst can be performed easily, and it becomes possible to reduce the amount of exhaust outlets which is not purified under warming up.

Japan Patent Office is not responsible for any damages caused by the use of this translation.

- 1. This document has been translated by computer. So the translation may not reflect the original precisely.
- 2.\*\*\*\* shows the word which can not be translated.
- 3.In the drawings, any words are not translated.

#### DESCRIPTION OF DRAWINGS

[Brief Description of the Drawings]

[Drawing 1] It is the whole outline block diagram of the engine of the automobile by which the catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles concerning this invention is used.

[Drawing 2] It is composition explanatory drawing showing the internal configuration of ECU56 shown in drawing 1.

[Drawing 3] It is outline structure explanatory drawing having shown roughly the internal structure of an actuator 44 which drives the exhaust valve 42 shown in drawing 1.

[Drawing 4] It is a functional block diagram concerning the control system of the form of operation of this invention.

[<u>Drawing 5</u>] It is important section explanatory drawing having shown roughly the state of the exhaust valve 42 at the time of energization being performed to an actuator 44.

[Drawing 6] It is the flow chart which shows operation of the catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles in the form of operation of the 1st of this invention.

[Drawing 7] It is drawing having shown the opening-and-closing time of the inlet valve 34 in the form of operation of the 1st of this invention, and an exhaust valve 42 in accordance with the distance sequence of an engine 10.

[Drawing 8] It is the flow chart which shows operation of the catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles in the form of operation of the 2nd of this invention.

[Drawing 9] It is drawing having shown the opening-and-closing time of the inlet valve 34 in the form of operation of the 2nd of this invention, and an exhaust valve 42.

[Description of Notations]

- 10 Engine
- 12 Cylinder Part
- 14 Cylinder Head Section
- 16 Inhalation-of-Air Path
- 18 Flueway
- 24 Air Flow Meter
- 26 Throttle Valve
- 34 Inlet Valve
- 39 Catalyst
- 42 Exhaust Valve
- 44 Actuator
- 45 Valve Train Mechanical Component
- 53 The Degree Sensor of Catalyst Temperature
- 54 Throttle Opening Sensor
- 56 Electronic Control
- 76 Engine Standby Judging Section (Warm-up Judging Means)
- 78 \*\* and Exhaust-Valve-Opens Close Timing Setting Section (\*\* and Exhaust Air Valve Timing

Adjustment	Means)
------------	--------

Japan Patent Office is not responsible for any damages caused by the use of this translation.

- 1. This document has been translated by computer. So the translation may not reflect the original precisely.
- 2.\*\*\*\* shows the word which can not be translated.
- 3.In the drawings, any words are not translated.

### **CLAIMS**

### [Claim(s)]

[Claim 1] In the catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles which has \*\* and the exhaust air valve-control system which performs automatic opening-and-closing control of \*\*\*\*\*\*\* and an exhaust valve A warm-up judging means to judge whether the aforementioned engine is during warming up, \*\* and an exhaust air valve timing adjustment means to change one [ at least ] stage of the valve-opening start stage of the inlet valve of the aforementioned \*\*\*\*\*\* and exhaust valve, or an exhaust valve, or the completion stage of valve closing, Catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles characterized by bringing forward the valve-opening start stage of the aforementioned exhaust valve when it \*\*\*\* and is judged with under warming up with the aforementioned warm-up judging means.

[Claim 2] Catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles according to claim 1 characterized by having a target load setting means to set up the target load of the aforementioned engine, and an engine load detection means to detect the load of the aforementioned engine, adjusting the opening-and-closing stage of the aforementioned inlet valve, and adjusting the aforementioned engine load to the aforementioned target load.

[Claim 3] Catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles according to claim 2 characterized by increasing the aforementioned engine load and making it the same as that of the aforementioned target load by delaying the completion stage of valve closing of the aforementioned inlet valve when the engine load which carried out [ aforementioned ] detection is smaller than the aforementioned target load.

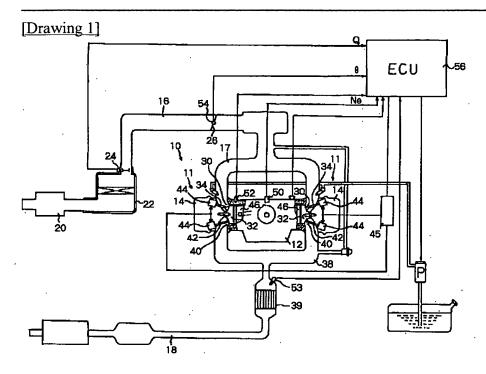
[Claim 4] Catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles according to claim 2 or 3 characterized by adjusting the completion stage of valve closing of the aforementioned inlet valve, and reducing the real compression ratio of the aforementioned engine.

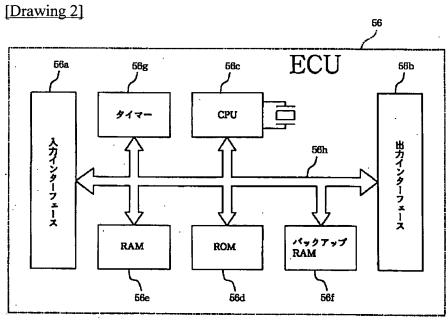
[Claim 5] It is catalytic activity-ized equipment of the engine for vehicles according to claim 4 characterized by bringing forward the valve-opening start stage of the aforementioned inlet valve, increasing the aforementioned engine load, and making it the same as that of the aforementioned target load when the engine load which carried out [ aforementioned ] detection is smaller than the aforementioned target load.

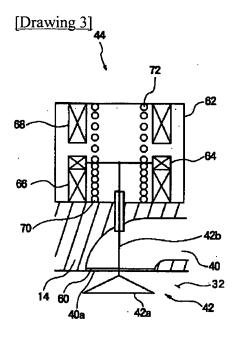
Japan Patent Office is not responsible for any damages caused by the use of this translation.

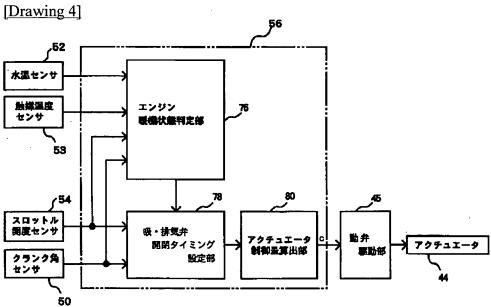
- 1. This document has been translated by computer. So the translation may not reflect the original precisely.
- 2.\*\*\* shows the word which can not be translated.
- 3.In the drawings, any words are not translated.

## **DRAWINGS**

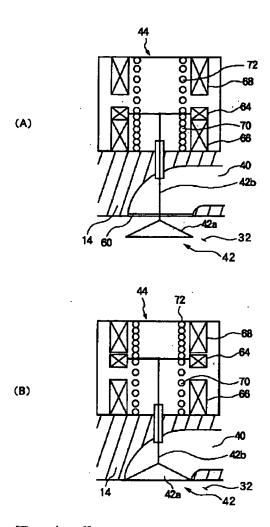




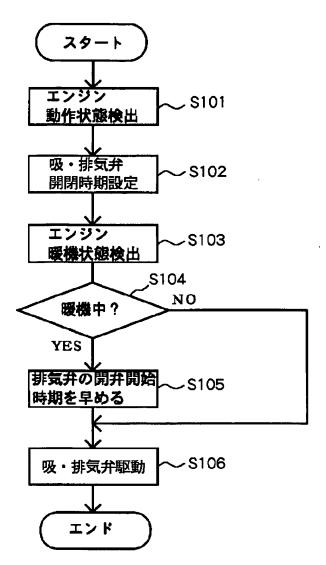


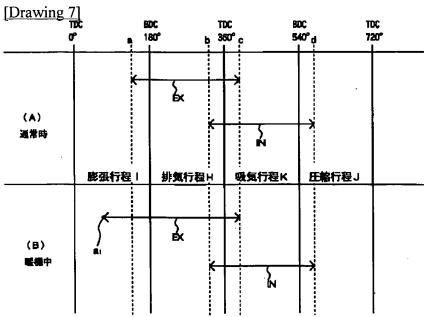


[Drawing 5]

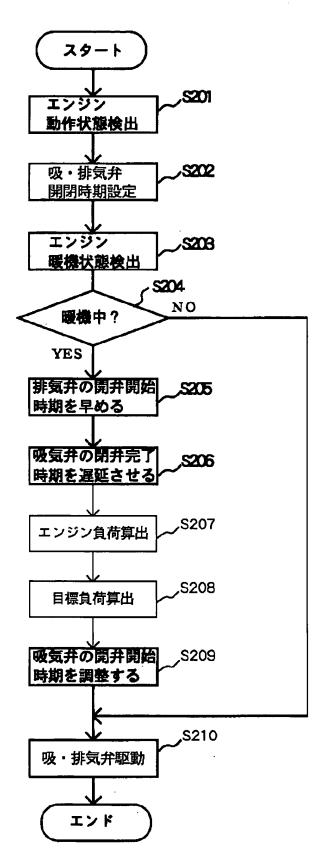


[Drawing 6]





[Drawing 8]



[Drawing 9]

